PAT-NO:

JP403103664A

DOCUMENT-IDENTIFIER: JP 03103664 A

TITLE:

FOLLOW-UP ROTATION PREVENTING DEVICE FOR POWER SHIFT

TRANSMISSION DEVICE

PUBN-DATE:

April 30, 1991

INVENTOR-INFORMATION:

NAME

IKEDA, KAZUNARI HOSOKAWA, IKUO

ASSIGNEE-INFORMATION:

NAME

COUNTRY

MITSUBISHI AGRICULT MACH CO LTD

N/A

APPL-NO:

JP01241000

APPL-DATE: September 18, 1989

INT-CL (IPC): F16H061/04, F16H063/30

US-CL-CURRENT: 74/335

ABSTRACT:

PURPOSE: To effect reliable prevention of follow-up rotation of each hydraulic clutch by a method wherein a brake is mounted on the input shaft of an auxiliary shift part, and based on operation of the brake, a main shift output shaft and an input shaft are locked.

CONSTITUTION: A brake 9 is mounted on an input shaft 7 of an auxiliary shift part 6 interlocking with main shift output shafts 2 and 3. When the brake 9 is operated, the input shaft 7 is locked, and the main shift output shafts 2 and 3 interlocking with the input shaft 7 are locked. The input side of each of hydraulic clutches C<SB>1</SB>, C<SB>2</SB>, and C<SB>3</SB> of a main shift part 4 is locked. The input side of each of hydraulic clutches CH, CM, CL, and CR of a auxiliary shift part 6 is locked. This constitution reliably prevents follow-up rotation of the hydraulic clutch in a disengaging state.

COPYRIGHT: (C)1991,JPO&Japio

BEST AVAILABLE COP

12/1/04, EAST Version: 2.0.1.4

®日本国特許庁(JP)

① 特許出願公開

⑩ 公 開 特 許 公 報 (A) 平3-103664

®Int. Cl. 5

٠.

.)

識別記号

庁内整理番号

❸公開 平成3年(1991)4月30日

F 16 H 61/04 63/30 8814-3 J 8513-3 J

審査請求 未請求 請求項の数 1 (全7頁)

会発明の名称 パワーシフト変速装置における連れ回り防止装置

> ②特 頭 平1-241000

29出 願 平1(1989)9月18日

何発 明 者 池 田 和 成

島根県八東郡東出雲町大字揖屋町667番地1 三菱農機株

式会社内

個発 明 老 細 Ш 郁 雄 島根県八東郡東出雲町大字揖屋町667番地1

三菱農機株

式会社内

勿出 願 人 三菱農機株式会社 島根県八束郡東出雲町大字揖屋町667番地1

倒代 理 弁理士 近島 一夫

明

1. 発明の名称

パワーシフト変速装置における連れ回り防止 装 置

- 2. 特許請求の範囲
 - 1. エンジンからの回転を、複数個の油圧クラ ッチのいずれか1個を介して主変速出力軸に 伝達する主変速部と、該主変速出力軸の回転 を、複数個の油圧クラッチのいずれか1個を 介して副変速出力軸に伝達する副変速部と、 で備えてなるパワーシフト変速装置におい τ.

前記主変速出力軸に連動する、前記副変速 部の入力軸にブレーキを設け、該ブレーキの 作動に基づき、前記主変速出力軸及び前記入 力輪を係止するように構成した、

パワーシフト変速装置における連れ回り防 止装置.

- 3. 発明の詳細な説明
- (イ) 産業上の利用分野

本発明は、それぞれ複数個の油圧クラッチを有 する 主 変 速 部 及 び 副 変 速 部 を 備 え て な る パ ワ ー シ フト変速装置に係り、詳しくは、該パワーシフト 変速装置のすべての油圧クラッチを接断した際の クラッチの引きずりトルクを係止する連れ回り防 止装置に関する。

(0) 従来の技術

従来、パワーシフト変速装置は、複数個の油圧 クラッチを適宜断接して動力伝達経路を変更して いる。そして、該油圧クラッチには、残圧、摩擦 材の僅かな接触及び摩擦板間に介在する潤滑油の せん断力等の影響により、解放した後も連れ回り 現象による動力伝達が生ずるのを防止するため、 それぞれブレーキが配設されている。

(ハ) 発明が解決しようとする課題

ところで、上述した従来のパワーシフト変速装 置は、連れ回りを防止するために複数個の油圧ク ラッチすべてにブレーキを配設しなければなら ず、部品点数の増加によるコストの上昇及び機構 の複雑化による信頼性の低下を招く皮れがある。

12/1/04, EAST Version: 2.0.1.4

そこで、本発明は、1個のブレーキにて複数個の油圧クラッチの連れ回りを防止するように構成し、もって上述課題を解消したパワーシフト変速装置における連れ回り防止装置を提供することを目的とするものである。

(二) 課題を解決するための手段

. 1

_1

主変速部(4)の各油圧クラッチ(C」)、 (C。)、(C。)に対してそれぞれ変速・作動 する。

なお、カッコ内の符号は、図面を参照するため のものであるが、何等構成を限定するものではない。

(4) 実施例

以下、図面に沿って、本発明の実施例について説明する。

力軸 (7) を係止するように構成したことを特徴 とする。

(*) 作用

以上構成に基づき、パワーシフト変速装置 (1) は、例えば前進1速(主変速部1速・副変 速即低速し)の状態では、エンジンからの回転 を、油圧クラッチ (С.) を介して主変速出力軸 (2) に伝達し、更に該主変速出力軸 (2)の回転を、入力輪(7)から、油圧クラッ チ (C ぃ) を介して副変速出力軸 (5) に伝達す る。なお、一方の主変速出力軸(2)の回転によ り、該出力輪(2)に連動している他方の主変速 出力輪(3)も空転している。また、前進2速 は、主変速節(4)の油圧クラッチ(Cェ)を介 して主変速出力軸(3)から副変速部入力軸 (7) に、更に前進3速は、油圧クラッチ (С3)を介して伝達される。一方、副変速部 (6) においても、低速油圧クラッチ (C L.)、 中速油圧クラッチ(Cu)、高速油圧クラッチ (Сп) 及び後進油圧クラッチ (Сп) が、前記

パワーシフト変速装置1は、第1図に示すように、入力部13、主変速部4、副変速部6及び出力部15を備えており、かつ副変速部6と出力部15との間には、隔壁16が配設されている。

入力部13には、PTO駆動用スリーブ軸17を被嵌して回転自在に支持したメインシャフト19は、9が配設されており、該メインシャフト19は、その一端をメイン)。チ18を介在してエの他は、シンはない。といる。そして、該ギヤ22はなける。そして、該ギヤ22はなり、メインシャフト19の回転をスリーブ軸23に伝達している。

主変速部4には、PTO駆動軸25に被嵌して回転自在に支持されたスリーブ軸23、油圧クラッチCIを備えた第1主変速出力軸2及び油圧クラッチCIのである。そして、前記スリーブ軸23には、ギヤ29、30、31がそれぞれスプライン

結合されており、かつ遊転ギヤ32が回転自在に 支持されている。前記ギヤ29は、前記第1主変 速出力軸2に回転自在に支持された変速ギャ33 と唱合しており、該変速ギャ33と前記第1主変 速出力軸2との間には第1速用油圧クラッチCi を介在している。また、前記ギヤ30は、前記第 2 主変速出力輸3 に回転自在に支持された変速ギ ヤ35と嚙合しており、該変速ギヤ35と前記第 2 主変速出力軸3との間には第2速用油圧クラッ チC。を介在している。更に、前記ギヤ31は、 前記第2主変速出力軸3に回転自在に支持された 空凍ギヤ36と贈合しており、該変速ギヤ36と 前記第2主変速出力軸3との間には第3速用油圧 クラッチC」を介在している。また、前記遊転ギ ヤ32は、前記第1主変速出力軸2に固定された ギャ37と噛合すると共に、前記第2主変速出力 軸 3 に 周 定 さ れ た ギ ヤ 3 9 と 噛 合 し て お り 、 前 記 油圧クラッチC、が係合した際、第1主変速出力 軸2の回転を第2主変速出力軸3に伝達し得る。 また、該第2主変速出力輸3は、その一端に出力

また、出力部16には、PTO駆動軸25に被
嵌して回転自在に支持されたスリーブ軸53、前記第2副変速軸43にスプライン雄手56により
連結されたビニオン輪57及び後輪差動装置59
が配設されている。そして、スリーブ輪53に
は、その両端にそれぞれ減速ギヤ55及び減速ギヤ60がスプライン結合されており、かつその略

ギヤを兼ねた変速ギヤ40を固定すると共に、 後述する第1副変速輸41に回転自在に嵌合してい

力軸7、油圧クラッチCm,CLを備えた第1副 変速軸41及び油圧クラッチCn,Cnを備えた 第2馴変速軸43が配設されている。そして、前 記 副変 速 入 力 軸 7 は 、 P T O 駆 動 軸 2 5 に 被 嵌 し て回転自在に支持されており、また該副変速入力 軸7には、該副変速入力軸7の回転を適宜係止す るブレーキ9が配設されていると共に、それぞれ ギヤ45,46がスプライン結合されている。該 ギャ45は、前記第2主変速出力輸3の変速ギャ 40に 噛合して前記主変速節 4からの回転を副変 速入力 動 7 に伝達すると共に、第2 副変速軸 4 3 に 回 転 自 在 に 支 持 さ れ た 変 速 ギ ヤ 4 7 と 噛 合 し て おり、該変速ギヤ47と前記第2副変速輸43と の間には高速用油圧クラッチCェを介在してい る。また、前記ギヤ46は、前記第1副変速幅4 1 に回転自在に支持された変速ギヤ49に陥合す

なお、PTO駆動軸25は、その一端をPTOクラッチ67を介在して前記PTO駆動用スリーブ軸17に連結し得、かつその他端にはPTO変速的89を介してPTO軸70を連結している。

更に、前記隔壁16は、第1図及び第2図(a), (b)に示すように、パワーシフト変速装置1内のオイルを、前記油圧クラッチCェ, Cェ, Cュ, Cェ, Cェ、変速ギヤ33、35、36、40、47、49等を備える前部油室71並びに前記ブレーキ9及び後輪差効装置59等を備える後部油室72の2室に分離してお

り、かつ前部油室71の油面Yの高さが後部油室 7 2 の油面 X の高さより低くなるように設定され ている。これにより、前部油室71内の油圧クラ υ チ C 1 , C 2 , C 3 , C 8 , C 8 , C 8 , C 8 の回転中におけるオイル撹拌に伴う動力損失を低 減することができ、かつ後部油室72内のブレー キ9及び後輪差動装置59は充分な油面の高さX に基づく良好な油滑状態におくことができる。な お、75,76,77はギヤポンプ、79,80 はフィルター、81は油圧リフト装置、82は走 行クラッチ用コントロールバルブ、83はフロー デバイダを示しており、ギヤポンプ75は後郎油 室72よりフィルタ79を介してオイルを吸い上 げ、油圧リフト装置81に供給し、また、ギヤポ ンプ76、77は前部油室71よりフィルタ80 を介してオイルを吸い上げ、ギヤポンプ76はフ ローデバイダ83へ、かつギャポンプ77は走行 . クラッチ用コントロールバルブ82ヘオイルを供 給する。

本実施例は、以上のような構成よりなるので、

また、主変速部4において、第2速用油圧クラッチC。が係合した状態では、エンジンからの回転が、メインシャフト19及びギャ20、22、24を介してスリーブ軸23に伝達され、更に該スリーブ軸23のギャ35、第2速用油圧クラッチC。を介して第2主変速出力軸3の変速ギャ40から副変速部5に出力する。

更に、主変速部4において、第3速用油圧クラッチC。が係合した状態では、エンジンからの回転が、メインシャフト19及びギヤ20、22、24を介してスリーブ軸23に伝達され、該スリーブ軸23のギヤ36、第3速用油圧クラッチC。を介して第2主変速出力軸3に伝達され、該第2主変速出力軸3から馴変速部5に出力する。

一方、副変速部 5 において、中速用油圧クラッチ C w が係合した状態では、第 2 主変速出力輸 3 の回転が変速ギャ 4 0 及び中速用油圧クラッチ C w を介して第 1 副変速輸 4 1 に伝達される。そ

パワーシフト変速装置1は、前進1速(主変速部 1 速・副変速節低速し)の状態では、油圧クラッ チCi及びCiが係合する。そして、エンジンか らの回転が、メインシャフト19及びギヤ20. 22,24を介してスリーブ軸23に伝達され、 更に該スリーブ輸23のギャ29から変速ギャ3 3、油圧クラッチ C 1、第1主変速出力軸 2、ギ ヤ37、遊転ギヤ32及びギヤ39を介して第2 主変速出力輸3に伝達される。また、該第2主変 遠出力輪3の回転は、変速ギヤ40及びギヤ45 を介して副変速入力輪7に伝達され、更に該副変 速入力輪7のギヤ46から変速ギヤ49及び油圧 クラッチCLを介して第1副変速輸41に伝達さ れる。更に、該第1馴変速輸41の回転は、ギヤ 52、波速ギャ55を介してスリーブ軸53に伝 達され、かつ該スリーブ輪53から減速ギャ6 0、ギャ63及びピニオン輪57を介して後輪差 動装置59に伝達されると共に、前輪駆動用ギャ 62及び切換えギャ68を介して前輪駆動軸65 に伝達される。

して、該第1 副変速軸 4 1 の回転がギャ5 2 及び 減速ギャ5 5 を介してスリーブ輪 5 3 に伝達され、更に該スリーブ輪 5 3 から減速ギャ6 0 、ギャ6 3 及びピニオン輪 5 7 を介して後輪差動装置 5 9 に伝達されると共に、前輪駆動用ギャ6 2 及び切換えギャ 8 6 を介して前輪駆動輪 6 5 に伝達される。

更に、 馴変速郎 5 において、後進用油圧クラッチ C a が係合した状態では、第2主変速出力軸 3

の回転が変速ギヤ40及びギヤ45を介して馴変速入力動7に伝達され、該馴変速入力動7のギヤ50、後進変速入力動2では、対力がでは、変速ができる。そのでは、対策の回転がピニオン動57に伝達される。と共に、ギヤ63、減速ギヤ60、スリーブ動50、前輪駆動 朝65に伝達される。

そして、パワーシフト変速装置1は、主変速部4における第1速用油圧クラッチCェ、第2速用油圧クラッチCェのいずれか1個の油圧クラッチを係合すると共に、即変速部5における高速用油圧クラッチCェ、中速用油圧クラッチCェのいずれか1個を係合することで、前進9段、後進3段の変速段を得る。

また、オペレータがパワーシフト変速装置1を

(ト) 発明の効果

以上説明したように、本発明によると、副変速部(6)の入力軸(7)に設けたブレーキ(9)の作動に基づき、副変速部(6)の入力軸(7)を係止するように構成したので、該入力軸(2)と連動する主変速部(4)の主変速出力軸(2)・(3)を係止することができ、これにクラッチ(Cェ)・(Cェ)・(Cェ)・(Cェ)・(Cェ)・で置っての連れ回りでを設けることなく、各油圧クラッチの連れ回りで変実に防止することができ、従って部品点数及び

ニュートラル状態となるように操作してすべての 油圧クラッチ C . , C . , C . , C m . C m . C」、Caが解放すると、ブレーキ9が作動し、 脳変速入力軸7が係止されると共に、ギヤ45及 び変速ギヤ40を介して第2主変速出力軸3が係 止される。更に、該第2主変速出力輸3のギャ3 9、遊転ギャ32及びギャ37を介して第1主変 速出力軸2が係止される。これにより、副変速入 力輸7のギャ45に噛合する変速ギャ47と第2 馴変速軸43との間に介在する油圧クラッチ C x 、 副変速入力軸7のギャ46にそれぞれ嚙合 する変速ギャ49及び進変速ギャ51と第1副変 速軸41及び第2副変速軸43との間にそれぞれ 介在する油圧クラッチCL、Ca、第2主変速出 力軸3の変速ギヤ40と第1副変速輪41との間 に介在する油圧クラッチCuは、それぞれ出力個 を係止されることとなり、かつ第2主変速出力軸 3とスリーブ軸23のギャ31に唱合する変速ギ ヤ36との間に介在する油圧クラッチで、3、第2 主変速出力軸3とスリーブ軸23のギャ30に唱

製作工数の削減を図ってコストを低減することができ、かつ機構を簡素化して信頼性を向上することができる。また、例えばエンジン始動の際の各油圧のように分の連れ回りに基づく車輌の飛び出し等を確実に防止して、安全性の向上を図ることができる。4. 図面の簡単な説明

第1 図は本発明に係るパワーシフト変速装置の 全体断面図、第2 図(a) はその平面図、第2 図 (b) はその油面の高さを示す図である。

1 … パワーシフト変速装置 、

2 … 主 変 速 出 力 軸 (第 1 主 変 速 出 力 軸)

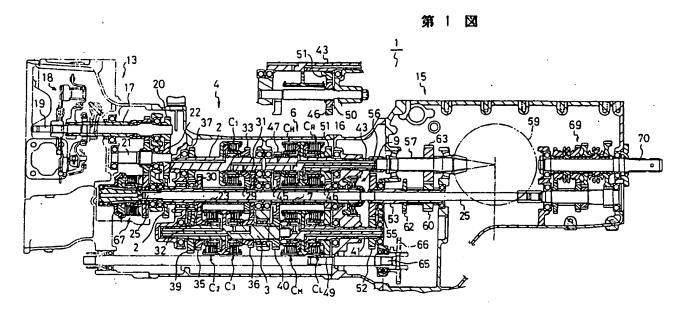
3 … 主 変 速 出 力 軸 (第 2 主 変 速 出 力 軸)

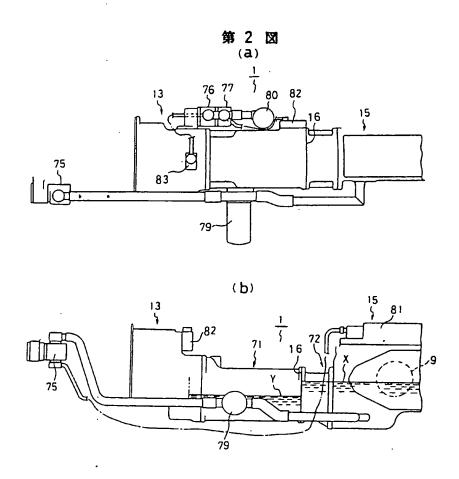
4 … 主变速部 、 5 … 副变速出力轴 、

6 … 馴変速節 、 7 … 入力 軸 (馴変速入力 軸) 、 9 … ブレーキ 、 C 』 , C 』 ,

Сэ, Сы, Сы, Сы, Сы … 油圧クラッ

図面の冷む(内容に変更なし)





12/1/04, EAST Version: 2.0.1.4

手続補正書(方式)

平成 2年 1 小孩日

特許庁長官 吉田 文毅 段

1. 事件の表示

平成 1年特許願第241000号

2. 発明の名称

パワーシフト変速装置における連れ回り防止装置

3. 補正をする者 事件との関係 特許出願人 住所 島根県八東郡東出雲町大字报屋町667番地1 名称 (187)三菱農機株式会社

4.代理 人 住所 〒144 東京都大田区西瀬田7丁目41番5号 遠藤ビル4階 電話 03(731)3264 氏名 (8233)弁理士 近氏 路 一夫

- 5. 補正命令の日付 平成 1年12月11日 (発送日 平成 1年12月26日)
- 6. 補正の対象 図面の第1図
- 7. 補正の内容 万 願書に最初に添付した図面の浄書 別紙のとおり(内容に変更なし)



This Page is Inserted by IFW Indexing and Scanning Operations and is not part of the Official Record

BEST AVAILABLE IMAGES

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images include but are not limited to the items checked:

□ BLACK BORDERS
□ IMAGE CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
□ FADED TEXT OR DRAWING
□ BLURRED OR ILLEGIBLE TEXT OR DRAWING
□ SKEWED/SLANTED IMAGES
□ COLOR OR BLACK AND WHITE PHOTOGRAPHS
□ GRAY SCALE DOCUMENTS
□ LINES OR MARKS ON ORIGINAL DOCUMENT
□ REFERENCE(S) OR EXHIBIT(S) SUBMITTED ARE POOR QUALITY
□ OTHER:

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

As rescanning these documents will not correct the image problems checked, please do not report these problems to the IFW Image Problem Mailbox.